

Heat exchanger for turbocharged engine air admission circuit comprises body divided into part with passages for supercharged air and part with passages for exhaust gases, and also comprises passages for common cooling fluid

Patent number: FR2843449

Publication date: 2004-02-13

Inventor: POTIER MICHEL; MARTINS CARLOS

Applicant: VALEO THERMIQUE MOTEUR (FR)

Classification:

- **International:** (IPC1-7): F28D9/00; F01N3/02; F02M31/20; F28F3/00; F28F21/08; F28F27/02

- **European:** F01N3/02; F02B29/04D4; F02B29/04D8; F02M25/07B4G; F28D9/00F4B; F28D9/00P; F28F21/08; F28F27/02

Application number: FR20020010164 20020809

Priority number(s): FR20020010164 20020809

Also published as:



WO2004017006 (A3)

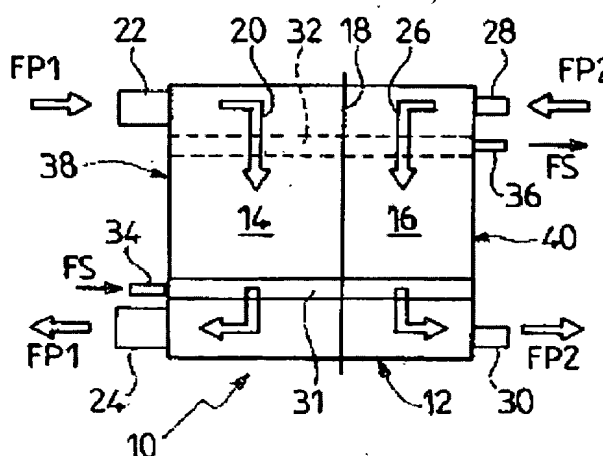
WO2004017006 (A2)

AU2003273483 (A1)

Report a data error here

Abstract of FR2843449

The exchanger comprises a body divided into a first part (14) having circulation passages (20) for the engine supercharged air (FP1), and a second part (16) having circulation passages (26) for engine exhaust gases (FP2). The body also comprises circulation passages (31,32) for a cooling fluid (FS) common to both parts of the exchanger.



Data supplied from the esp@cenet database - Worldwide

BEST AVAILABLE COPY

①⑨ RÉPUBLIQUE FRANÇAISE
—
INSTITUT NATIONAL
DE LA PROPRIÉTÉ INDUSTRIELLE
—
PARIS
—

①⑪ N° de publication :
(à n'utiliser que pour les
commandes de reproduction)

2 843 449

②① N° d'enregistrement national : **02 10164**

⑤① Int Cl⁷ : F 28 D 9/00, F 28 F 3/00, 21/08, 27/02, F 02 M 31/20,
F 01 N 3/02

⑫

BREVET D'INVENTION

B1

⑤④ ECHANGEUR DE CHALEUR POUR LE CIRCUIT D'AIR D'ADMISSION D'UN MOTEUR THERMIQUE.

②② Date de dépôt : 09.08.02.

③③ Priorité :

⑥③ Références à d'autres documents nationaux
apparentés :

⑦① Demandeur(s) : VALEO THERMIQUE MOTEUR
Société par actions simplifiée — FR.

④③ Date de mise à la disposition du public
de la demande : 13.02.04 Bulletin 04/07.

④⑤ Date de la mise à disposition du public du
brevet d'invention : 06.05.05 Bulletin 05/18.

⑦② Inventeur(s) : POTIER MICHEL et MARTINS
CARLOS.

⑤⑥ Liste des documents cités dans le rapport de
recherche :

⑦③ Titulaire(s) :

Se reporter à la fin du présent fascicule

⑦④ Mandataire(s) : CABINET NETTER.

FR 2 843 449 - B1



Echangeur de chaleur pour le circuit d'air d'admission d'un
moteur thermique

5

L'invention se rapporte aux échangeurs de chaleur pour les véhicules automobiles.

Elle concerne plus particulièrement un échangeur de chaleur
10 propre à être monté sur le circuit d'air d'admission d'un moteur thermique.

Les moteurs thermiques turbocompressés, en particulier les moteurs diesels, sont alimentés par un air sous pression,
15 encore appelé "air de suralimentation", provenant d'un turbocompresseur actionné par les gaz d'échappement du moteur.

Comme l'air de suralimentation se trouve à une température élevée, il est souhaitable, pour un bon fonctionnement du
20 moteur, de le refroidir avant son admission dans ce dernier.

Il est connu pour cela de refroidir l'air de suralimentation par un échangeur de chaleur particulier appelé refroidisseur d'air de suralimentation (en abrégé RAS). Ce refroidisseur a
25 pour fonction de refroidir l'air de suralimentation par échange thermique avec de l'air en formant ainsi un échangeur du type air/air.

Il est connu aussi de placer, en sortie du turbocompresseur et
30 en amont du refroidisseur air/air, un autre refroidisseur d'air de suralimentation, que l'on peut appeler aussi refroidisseur secondaire. Ce dernier est, quant à lui, refroidi par de l'eau en formant un échangeur du type air/eau. Il constitue ainsi un prérefroidisseur (encore appelé "precooler", terme anglo-saxon).
35

Par ailleurs, pour obtenir un meilleur rendement du moteur et

diminuer la pollution, il est connu de recirculer une partie des gaz d'échappement vers l'admission du moteur, pour qu'ils soient brûlés plus complètement dans celui-ci.

- 5 Mais, comme ces gaz d'échappement sont à une température élevée, il est connu de les refroidir au moyen d'un autre échangeur alimenté aussi par l'eau de refroidissement du moteur.
- 10 De plus, ces moteurs thermiques turbocompressés sont habituellement équipés d'un piège à particules. Il est connu de réduire le bruit et de faciliter la régénération de ce piège à particules en réchauffant l'air d'admission grâce à un échangeur alimenté par l'eau de refroidissement du moteur.
- 15 Cette fonction peut être réalisée par le refroidisseur d'air de suralimentation secondaire, encore appelé "precooler" (terme anglo-saxon).

- Ces échangeurs de chaleur, nécessaires au bon fonctionnement des moteurs turbocompressés, sont montés séparément, chacun des échangeurs possédant ses propres conduits de liquide et ses propres moyens de fixation.
- 20

- Il en résulte une complexité dans les circuits du moteur, augmentant ainsi les coûts de fabrication et d'assemblage. Ces solutions connues augmentent aussi l'encombrement des accessoires et équipements présents dans le compartiment moteur.
- 25

- 30 L'invention a notamment pour but de surmonter les inconvénients précités.

- Elle vise à procurer un échangeur de chaleur de construction simplifiée susceptible de réduire les coûts de fabrication et d'assemblage, ainsi que l'encombrement.
- 35

Elle propose à cet effet un échangeur de chaleur propre à être monté sur le circuit d'air d'admission d'un moteur thermique, lequel comprend un corps divisé en une première partie ayant des passages de circulation pour un premier fluide primaire (qui est l'air de suralimentation du moteur) et en une deuxième partie ayant des passages de circulation pour un deuxième fluide primaire, par exemple les gaz d'échappement du moteur, le corps comprenant en outre des passages de circulation pour un fluide secondaire, par exemple un fluide de refroidissement, qui est commun aux deux parties de l'échangeur.

On réalise ainsi un échangeur qui regroupe deux parties, et donc deux fonctions, une première partie parcourue par l'air de suralimentation du moteur et une deuxième partie parcourue par un autre fluide primaire, lequel est avantageusement constitué par les gaz d'échappement du moteur. Les deux fluides primaires sont refroidis par le même fluide secondaire.

Il en résulte une réduction des coûts de fabrication et d'assemblage, ainsi qu'une simplification des circuits de fluide présents dans le compartiment moteur. Ce regroupement des fonctions permet aussi de diminuer l'encombrement des échangeurs de chaleur et autres accessoires présents dans le compartiment moteur.

La deuxième partie de l'échangeur de chaleur est avantageusement parcourue par les gaz d'échappement du moteur, ce qui permet de les refroidir avant de les recirculer vers l'admission du moteur.

Dans une forme de réalisation préférée de l'invention, les passages de circulation du fluide secondaire sont communs aux deux parties de l'échangeur et les traversent.

De préférence aussi, les passages de circulation du premier fluide primaire et les passages de circulation du deuxième

fluide primaire sont séparés par une plaque de séparation placée entre la première partie et la deuxième partie du corps de l'échangeur.

5 Ainsi, dans une forme de réalisation préférée, les passages de circulation du premier fluide primaire comprennent une entrée et une sortie débouchant à une première extrémité du corps de l'échangeur, tandis que les passages de circulation du deuxième fluide primaire comprennent une entrée et une sortie débouchant
10 à une deuxième extrémité du corps de l'échangeur.

De manière avantageuse, les passages de circulation du fluide secondaire comprennent des premiers passages dans la première partie et des deuxièmes passages dans la deuxième partie, ces
15 premiers passages et deuxièmes passages étant reliés entre eux par des joints étanches. Ceci permet de découpler les premiers et les deuxièmes passages.

Bien que le corps de l'échangeur de chaleur puisse être réalisé
20 de différentes façons, il est de préférence formé par un empilement de plaques conformées délimitant des lames de circulation pour un fluide primaire, alternant avec des lames de circulation pour le fluide secondaire, et des intercalaires disposés dans les lames de circulation des fluides primaires.

25 On réalise ainsi un échangeur du type à plaques dont le corps est divisé en une première partie parcourue par le premier fluide primaire et une deuxième partie parcourue par le deuxième fluide primaire.

30 Les joints étanches précités sont alors avantageusement intercalés entre deux plaques de fermeture du fluide primaire. Ces plaques de fermeture comportent avantageusement des points de fixation.

35 Dans une forme de réalisation préférée de l'invention, la

plaque de séparation comporte un passage muni d'un clapet commandé par un actionneur et propre à être placé :

5 soit dans une position d'ouverture dans laquelle les passages de circulation du premier fluide primaire et les passages de circulation du deuxième fluide primaire communiquent, en sorte que le premier fluide primaire peut circuler dans la première partie et la deuxième partie de l'échangeur,

10 soit dans une position de fermeture dans laquelle les passages de circulation du premier fluide primaire et les passages de circulation du deuxième fluide primaire sont séparés, en sorte que le premier fluide primaire peut circuler dans la première partie et le deuxième fluide primaire dans la deuxième partie
15 de l'échangeur.

Lorsque le clapet est dans la position d'ouverture, le premier fluide primaire, c'est-à-dire l'air de suralimentation du moteur, peut circuler dans le corps entier de l'échangeur de
20 chaleur, ce qui facilite le refroidissement de l'air de suralimentation.

Selon une autre caractéristique de l'invention, l'échangeur de chaleur comporte une première vanne et une deuxième vanne pour
25 réguler respectivement le débit du premier fluide primaire et le débit du deuxième fluide primaire. Ces deux vannes sont avantageusement prévues respectivement à deux extrémités de l'échangeur, de préférence sur deux plaques d'extrémité de celui-ci.

30 Selon encore une autre caractéristique de l'invention, la première partie et la deuxième partie de l'échangeur sont formées dans des matériaux de nature différente, en particulier dans des matériaux résistant à des gammes de températures
35 différentes.

Ainsi, la première partie de l'échangeur peut être formée dans un matériau de moindre résistance, par exemple en aluminium, tandis que la deuxième partie de l'échangeur peut être formée dans un matériau de plus forte résistance, par exemple en acier inoxydable. Comme déjà indiqué, le deuxième fluide primaire est
5 formé de préférence par un débit de recirculation des gaz d'échappement du moteur.

Toutefois, la deuxième partie de l'échangeur de chaleur, qui
10 forme un échangeur auxiliaire, pourrait aussi être parcourue par un autre fluide.

Dans la description qui suit, faite seulement à titre d'exemple, on se réfère aux dessins annexés, sur lesquels :

15

- la Figure 1 est une vue schématique en coupe d'un échangeur de chaleur selon une première forme de réalisation de l'invention ;
- la Figure 2 est une vue schématique en coupe d'un échangeur
20 de chaleur selon une deuxième forme de réalisation de l'invention ;
- la Figure 3 est une vue schématique en coupe d'un échangeur de chaleur selon une troisième forme de réalisation de l'invention, comportant un clapet représenté en position de
25 fermeture ;
- la Figure 4 est une vue analogue à la Figure 3, montrant le clapet en position d'ouverture ;
- la Figure 5 est une vue en perspective d'un autre échangeur de chaleur selon l'invention ;
- 30 - la Figure 6 est une vue en perspective éclatée de l'échangeur de chaleur de la Figure 5 ;
- la Figure 7 est une vue d'extrémité de l'échangeur de chaleur des Figures 5 et 6 ; et
- les Figures 8, 9 et 10 sont des vues en coupe prises
35 respectivement suivant les lignes VIII-VIII, IX-IX et X-X de la Figure 7.

L'échangeur de chaleur 10 représenté à la Figure 1 est destiné à fonctionner en liaison avec un moteur thermique de véhicule automobile, en particulier un moteur diesel turbocompressé, fonctionnant avec de l'air de suralimentation.

5

L'échangeur de chaleur 10 comprend un corps 12 divisé en une première partie 14 et en une deuxième partie 16, ces deux parties étant séparées par une plaque de séparation 18.

- 10 Le corps 12 comprend des passages de circulation (non représentés en détail) pour un premier fluide primaire FP1 qui est l'air de suralimentation du moteur. Ces passages de circulation (représentés schématiquement par les flèches 20) comprennent une entrée 22 et une sortie 24 pour le premier
15 fluide primaire FP1, qui sont situées à une même extrémité du corps 12 de l'échangeur de chaleur.

- La deuxième partie 16 comprend des passages de circulation (non représentés en détail) pour un deuxième fluide primaire FP2
20 qui, dans l'exemple, est constitué par les gaz d'échappement du moteur. Ces passages de circulation (représentés schématiquement par les flèches 26) comprennent une entrée 28 et une sortie 30 pour le deuxième fluide primaire FP2, qui sont situées à une autre extrémité du corps 12. Ainsi, l'entrée 22
25 et la sortie 24 sont situées d'un côté de la cloison 18, tandis que l'entrée 28 et la sortie 30 sont placées de l'autre côté de cette cloison 18.

- Le fluide FP1 parcourant la première partie 14 et le fluide FP2 parcourant la deuxième partie 16 sont refroidis par un même
30 fluide, à savoir un fluide secondaire FS circulant dans des passages de circulation 31 et 32 qui sont communs aux parties 14 et 16 et qui les traversent de part en part. Dans l'exemple de réalisation, le fluide secondaire FS est un liquide de refroidissement, typiquement le liquide de refroidissement du
35 moteur du véhicule. Le fluide secondaire FS pénètre dans le

passage 31 par une tubulure d'entrée 34 et quitte le passage 32 par une tubulure de sortie 36. Dans l'exemple, les tubulures 34 et 36 sont disposées respectivement aux deux extrémités de l'échangeur de chaleur. Elles pourraient cependant, en
5 variante, être disposée à une même extrémité de l'échangeur de chaleur.

Comme on le verra plus loin en référence aux Figures 5 à 10, le corps de l'échangeur de chaleur est avantageusement réalisé par
10 un empilement de plaques définissant des lames de circulation alternées.

En pareil cas, l'entrée 22 et la sortie 24 du fluide FP1 sont avantageusement prévues sur une plaque d'extrémité 38, tandis
15 que l'entrée 28 et la sortie 30 du fluide primaire FP2 sont avantageusement prévues sur une autre plaque d'extrémité 40 du corps 12 de l'échangeur. Dans l'exemple l'entrée 34 du fluide FS et la sortie 36 du fluide secondaire sont disposées respectivement sur les plaques d'extrémité 38 et 40.

20 On regroupe ainsi, dans un même corps d'échangeur de chaleur, une première partie 14 pour le refroidissement de l'air de suralimentation et une deuxième partie 16 pour le refroidissement des gaz d'échappement recirculés. Dans tous les
25 cas, les deux fluides primaires sont refroidis par un même fluide secondaire FS, ce qui permet de simplifier la construction de l'échangeur, donc de réduire ses coûts de fabrication et d'assemblage, et aussi l'encombrement global.

30 Dans la forme de réalisation de la Figure 2, qui représente un autre échangeur de chaleur s'apparentant à celui de la Figure 1, les parties 14 et 16 sont découplées, et il est ainsi possible de les réaliser différemment. En particulier, il est
35 avantageux que la première partie 14 et la deuxième partie 16 soient formées dans des matériaux de nature différente, par exemple dans des matériaux résistant à des gammes de

températures différentes.

Dans l'exemple considéré, l'air de suralimentation parcourant la partie 14 se trouve dans une gamme de températures inférieure à celle des gaz d'échappement parcourant la partie 16. De ce fait, la partie 14 peut être réalisée dans un matériau de moindre résistance thermique, par exemple en aluminium, tandis que la deuxième partie 16 peut être réalisée dans un matériau de plus forte résistance thermique, par exemple en acier inoxydable.

Le passage 31 comprend un premier passage 31-1 dans la première partie 14 et un deuxième passage 31-2 dans la deuxième partie 16. De façon correspondante, le passage 32 comprend un premier passage 32-1 dans la première partie 14 et un deuxième passage 32-2 dans la deuxième partie 16.

Les premiers passages 31-1 et 32-1 sont reliés respectivement aux deuxièmes passages 31-2 et 32-2 par des joints étanches 42 et 44, ce qui permet de découpler les passages de circulation de la première partie de ceux de la deuxième partie.

Lorsque le corps 12 est formé par un empilement de plaques conformées, comme déjà indiqué, les joints étanches 42 et 44 sont avantageusement intercalés entre deux plaques 46 et 48 disposées en vis-à-vis et espacées l'une de l'autre. Ces plaques 46 et 48 sont qualifiées de plaques de fermeture dans la mesure où elles ferment respectivement la circulation du premier fluide primaire FP1 dans la partie 14 et celle du fluide FP2 dans la partie 16. Ces plaques de fermeture 46 et 48 jouent la fonction de séparation de la plaque de séparation 18 de la Figure 1.

La standardisation de l'échangeur de la Figure 2 permet de mieux découpler les parties 14 et 16. Cette solution trouve un intérêt tout particulier dans le cas où ces deux parties sont

formées dans des matériaux différents l'un de l'autre, comme déjà indiqué.

On se réfère maintenant aux Figures 3 et 4 qui constituent une variante de la forme de réalisation de la Figure 1. Dans cette forme de réalisation, la plaque de séparation 18 comporte un passage 46' muni d'un clapet 48' commandé par un actionneur 50 par l'intermédiaire d'une tige 52 traversant la partie 16. L'actionneur 50 peut être constitué, par exemple, par un vérin, un moteur électrique, un micromoteur, etc. La plaque de séparation 18 est en outre munie d'une ouverture 54 faisant communiquer les parties 14 et 16.

Le clapet 48' peut être placé soit dans une position d'ouverture (Figure 4), soit dans une position de fermeture (Figure 3). Dans la position d'ouverture, les passages de circulation du premier fluide primaire FP1 et les passages de circulation du deuxième fluide primaire FP2 communiquent entre eux, si bien que le fluide primaire FP1 peut circuler dans la première partie et la deuxième partie de l'échangeur, comme montré par les flèches. Ceci permet d'augmenter la capacité de refroidissement pour le fluide primaire FP1, le corps de l'échangeur n'étant alors parcouru que par le fluide primaire FP1.

Dans la position de fermeture (Figure 3), les passages de circulation du premier fluide primaire FP1 et les passages de circulation du deuxième fluide primaire FP2 sont séparés, si bien que le premier fluide primaire FP1 peut circuler dans la première partie 14 et le deuxième fluide primaire FP2 dans la deuxième partie 16 de l'échangeur. Par ailleurs, dans la forme de réalisation des Figures 3 et 4, l'échangeur comporte une première vanne 56 montée sur l'entrée 22 et une deuxième vanne 58 montée sur l'entrée 28, ce qui permet de réguler respectivement le débit du premier fluide primaire FP1 et le débit du deuxième fluide primaire FP2. Ces deux vannes sont

prévues respectivement aux deux extrémités de l'échangeur, c'est-à-dire aux deux extrémités du corps 12.

La vanne 56 se trouve ainsi avantageusement placée sur la
5 plaque d'extrémité 38 et la vanne 58 sur la plaque d'extrémité 40.

On se réfère maintenant aux Figures 5 à 10 pour décrire une
forme de réalisation particulière de l'invention, qui
10 s'apparente à celle de la Figure 1.

Le corps 12 de l'échangeur est formé par un empilement de
plaques conformées, à savoir des plaques 60 et 62 disposées par
paires et de façon alternée. Les plaques 60 et 62 d'une même
15 paire délimitent entre elles une lame de circulation 64 pour un
fluide primaire, à savoir pour le fluide FP1 dans la partie 14
et pour le fluide FP2 dans la partie 16 (voir en particulier la
Figure 8). Par ailleurs, entre une plaque 62 d'une paire et une
plaque 60 d'une paire adjacente, est délimitée, à chaque fois,
20 une lame 66 pour la circulation du fluide secondaire FS, c'est-
à-dire le liquide refroidissement.

En outre, des intercalaires 68 sont disposés dans les lames de
circulation 64 des fluides primaires FP1 et FP2, comme on le
25 voit aux Figures 9 et 10. Ces intercalaires sont
avantageusement formés par des feuilles métalliques ondulées et
ils ont pour fonction d'augmenter la surface d'échange dans les
lames 64 parcourues par les fluides primaires FP1 et FP2 qui
sont tous deux des gaz. Par ailleurs, les lames 66 parcourues
30 par le fluide secondaire FS, qui est un liquide, sont
avantageusement pourvues de bossettes 73 qui ont pour rôle de
provoquer un écoulement turbulent. Dans le cas où, comme déjà
indiqué, les parties 14 et 16 du corps 12 sont dans des
matériaux différents, les intercalaires 68 de la première
35 partie 14 et les intercalaires 68 de la deuxième partie 16 sont
également formés dans des matériaux différents.

Comme on le voit sur les Figures 5, 6 et 7, la plaque de séparation 18 comprend deux pattes de fixation 70 en forme d'oreille, faisant saillie à l'extérieur de la plaque. La plaque de séparation 18 est insérée au montage entre les
5 plaques 60 et 62 de la partie 14 et les plaques 60 et 62 de la partie 16.

L'empilement des plaques 60 et 62 est encadré par deux plaques d'extrémité 38 et 40 qui constituent des moyens de
10 renforcement. La plaque 38 reçoit la tubulure d'entrée 22 et la tubulure de sortie 24 du fluide FP1, tandis que la plaque 40 reçoit la tubulure d'entrée 28 et la tubulure de sortie 30 du fluide FP2. De plus la plaque 38 reçoit aussi, dans cet exemple de réalisation, la tubulure d'entrée 34 et la tubulure de
15 sortie 36 du fluide secondaire FS.

Les plaques courantes 60 et 62 sont généralement identiques mais disposée de façon alternée pour définir les lames de circulation précitées. On décrira maintenant la structure d'une
20 lame 60, étant entendu que cette description s'applique aussi à une lame 62.

La lame 60 est de forme générale oblongue et elle comprend un fond plat 72 muni de bossettes, aux extrémités duquel sont
25 aménagées deux ouvertures 74 et 76 de forme circulaire. Les ouvertures 74 et les ouvertures 76 sont alignées respectivement avec la tubulure d'entrée 22 et la tubulure de sortie 24 pour permettre la circulation du fluide FP1 dans les lames 64 de la partie 14 (voir en particulier la Figure 8). De même, les
30 ouvertures 74 et les ouvertures 76 sont alignées respectivement avec la tubulure de sortie 30 et la tubulure d'entrée 28 pour permettre la circulation du fluide FP2 dans les lames 64 de la partie 16 (voir en particulier la Figure 8).

35 Chaque lame 60 comporte aussi deux autres ouvertures 78 et 80, également de forme circulaire, mais de plus petit diamètre que

les ouvertures 74 et 76, et disposées proches de ces dernières. Dans l'empilement les ouvertures 78 et 80 viennent respectivement dans l'alignement de la tubulure d'entrée 34 et de la tubulure de sortie 36 pour permettre la circulation du fluide FS dans les lames 66 aussi bien dans la partie 14 que dans la partie 16. Pour cela, la plaque de séparation comporte deux ouvertures de passage 82 et 84 disposées respectivement dans l'alignement des ouvertures 78 et 80. L'ouverture 84 est visible sur la Figure 10.

10

Pour définir les lames de circulation de fluide, les plaques 60 sont creuses et entourées chacune d'un rebord périphérique 86 rehaussé par rapport au fond 72 et propre à être réuni de façon étanche avec le rebord périphérique homologue d'une plaque adjacente. Chaque plaque 60 est avantageusement réalisée par emboutissage et découpe d'une tôle métallique. Elle comporte de des cuvettes 88, 90, 92 et 94 entourant respectivement les ouvertures 74, 76, 82 et 84 (Figure 6). Comme on le voit en particulier sur la Figure 6, les intercalaires 68 disposés dans les lames 66 ont des ondulations définies par des génératrices qui s'étendent dans la direction longitudinale des plaques pour ne pas freiner l'écoulement des fluides primaires FP1 et FP2.

15

20

L'ensemble de l'échangeur est avantageusement réalisé par brasage en une seule opération.

25

Dans la forme de réalisation préférée de l'invention, les parties 14 et 16 sont parcourues respectivement par l'air de suralimentation et les gaz d'échappement recirculés, tandis que ces deux fluides primaires sont refroidis par le liquide de refroidissement du moteur. La partie 16 du corps 12, qui forme un échangeur auxiliaire, pourrait en variante être parcourue par un fluide d'une autre nature.

30

L'invention est applicable notamment aux véhicules automobiles.

35

Revendications

1. Echangeur de chaleur propre à être monté sur le circuit d'air d'admission d'un moteur thermique, caractérisé en ce qu'il comprend un corps (12) divisé en une première partie (14) ayant des passages de circulation (20) pour un premier fluide primaire (FP1) qui est l'air de suralimentation du moteur et en une deuxième partie (16) ayant des passages de circulation (26) pour un deuxième fluide primaire (FP2), par exemple les gaz d'échappement du moteur, le corps comprenant en outre des passages de circulation (31, 32) pour un fluide secondaire (FS), par exemple un fluide de refroidissement, commun aux deux parties de l'échangeur, et en ce que le corps (12) est formé par un empilement de plaques conformées (60, 62) délimitant des lames de circulation (64) pour un fluide primaire (FP1 ; FP2) alternant avec des lames de circulation (66) pour le fluide secondaire (FS) et des intercalaires (68) disposés dans les lames de circulation des fluides primaires (FP1 ; FP2).
2. Echangeur de chaleur selon la revendication 1, caractérisé en ce que les passages de circulation (31, 32) du fluide secondaire (FS) sont communs aux deux parties (14, 16) de l'échangeur et les traversent.
3. Echangeur de chaleur selon l'une des revendications 1 et 2, caractérisé en ce que les passages de circulation (20) du premier fluide primaire (FP1) et les passages de circulation (26) du deuxième fluide primaire (FP2) sont séparés par une plaque de séparation (18) placée entre la première partie (14) et la deuxième partie (16) du corps (12) de l'échangeur.
4. Echangeur de chaleur selon la revendication 3, caractérisé en ce que les passages de circulation (20) du premier fluide primaire (FP1) comprennent une entrée (22) et une sortie (24) débouchant à une première extrémité (38) du corps (12), tandis que les passages de circulation (26) du deuxième fluide

primaire (FP2) comprennent une entrée (28) et une sortie (30) débouchant à une deuxième extrémité (40) du corps de l'échangeur.

5 5. Echangeur de chaleur selon l'une des revendications 1 à 4, caractérisé en ce que les passages de circulation du fluide secondaire (FS) comprennent des premiers passages (31-1, 32-1) dans la première partie (14) et des deuxièmes passages (31-2, 32-2) dans la deuxième partie (16), ces premiers passages et
10 deuxièmes passages étant reliés entre eux par des joints étanches (42, 44).

6. Echangeur de chaleur selon la revendication 5, caractérisé en ce que les joints étanches (42, 44) sont intercalés entre
15 deux plaques de fermeture (46, 48) du fluide primaire.

7. Echangeur de chaleur selon la revendication 6, caractérisé en ce que les plaques de fermeture (46, 48) comportent des moyens de fixation (70).
20

8. Echangeur de chaleur selon l'une des revendications 3 et 4, caractérisé en ce que la plaque de séparation (18) comporte un passage (46') muni d'un clapet (48') commandé par un actionneur (50) et propre à être placé :
25

soit dans une position d'ouverture dans laquelle les passages de circulation du premier fluide primaire (FP1) et les passages de circulation du deuxième fluide primaire (FP2) communiquent, en sorte que le premier fluide primaire (FP1) peut circuler
30 dans la première partie (14) et la deuxième partie (16) de l'échangeur,

soit dans une position de fermeture dans laquelle les passages de circulation du premier fluide primaire (FP1) et les passages de circulation du deuxième fluide primaire (FP2) sont
35 séparés, en sorte que le premier fluide primaire (FP1) peut

circuler dans la première partie (14) et le deuxième fluide primaire (FP2) dans la deuxième partie (16) de l'échangeur.

9. Echangeur de chaleur selon l'une des revendications 1 à 8, caractérisé en ce qu'il comporte une première vanne (56) et une deuxième vanne (58) pour réguler respectivement le débit du premier fluide primaire (FP1) et le débit du deuxième fluide primaire (FP2).
10. Echangeur de chaleur selon la revendication 9, caractérisé en ce que la première vanne (56) et la deuxième vanne (58) sont prévues respectivement à deux extrémités de l'échangeur.
11. Echangeur de chaleur selon la revendication 10, caractérisé en ce que la première vanne (56) et la deuxième vanne (58) sont prévues respectivement sur deux plaques d'extrémité (38, 40) de l'échangeur.
12. Echangeur de chaleur selon l'une des revendications 1 à 11, caractérisé en ce que la première partie (14) et la deuxième partie (16) de l'échangeur sont formées dans des matériaux de nature différente, en particulier dans des matériaux résistant à des gammes de températures différentes.
13. Echangeur de chaleur selon la revendication 12, caractérisé en ce que la première partie (14) de l'échangeur est formée dans un matériau de moindre résistance, par exemple en aluminium, tandis que la deuxième partie (16) de l'échangeur est formée dans un matériau de plus forte résistance, par exemple en acier inoxydable.
14. Echangeur de chaleur selon l'une des revendications 1 à 13, caractérisé en ce que le deuxième fluide primaire (FP2) est formé par un débit de recirculation des gaz d'échappement du moteur.

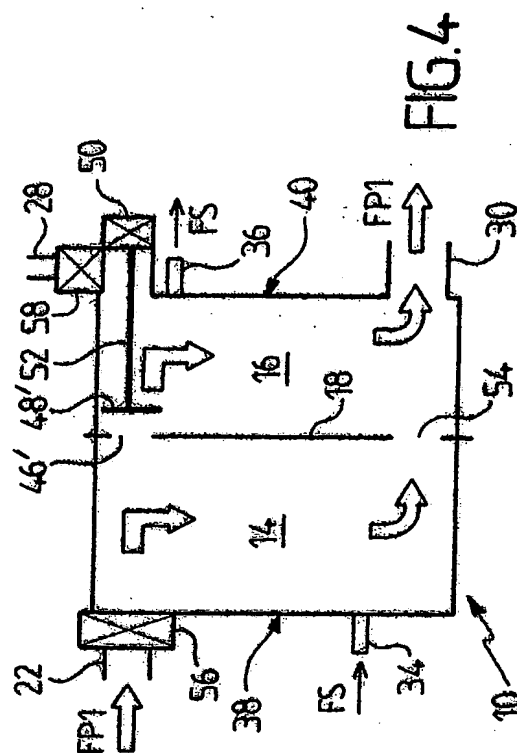
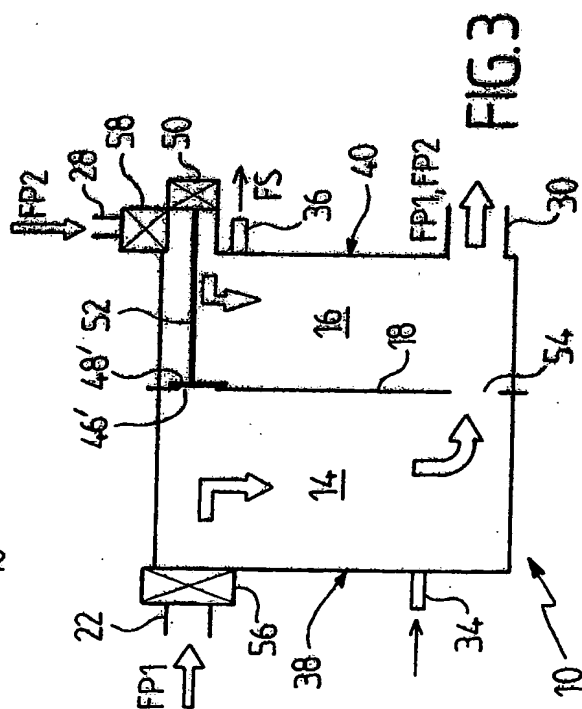
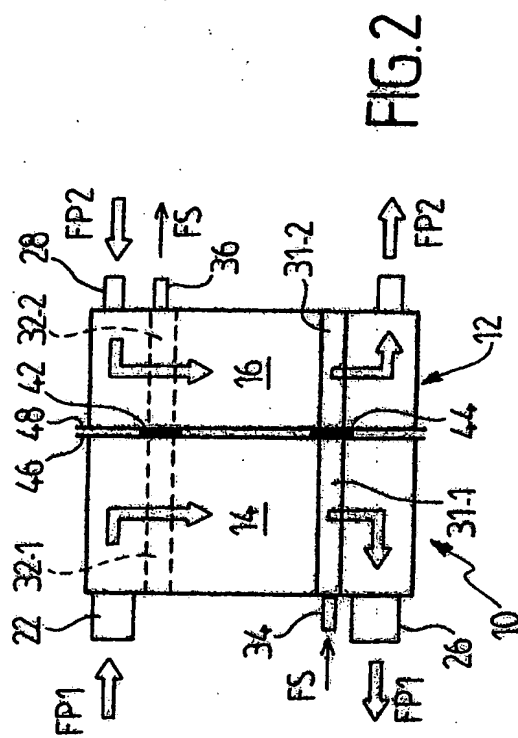
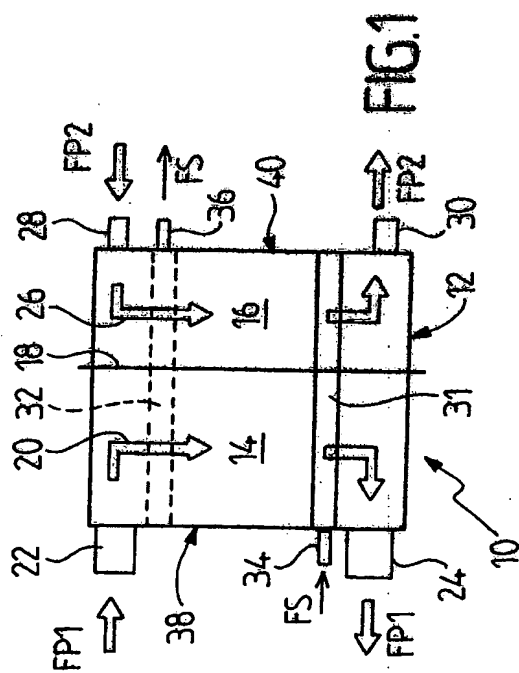


FIG. 5

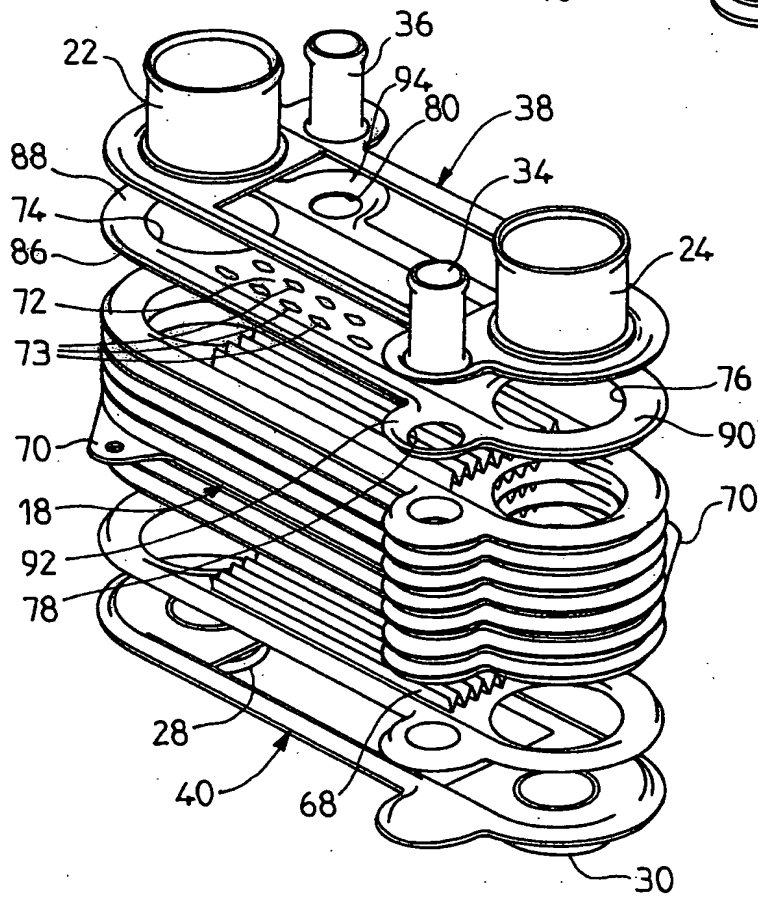
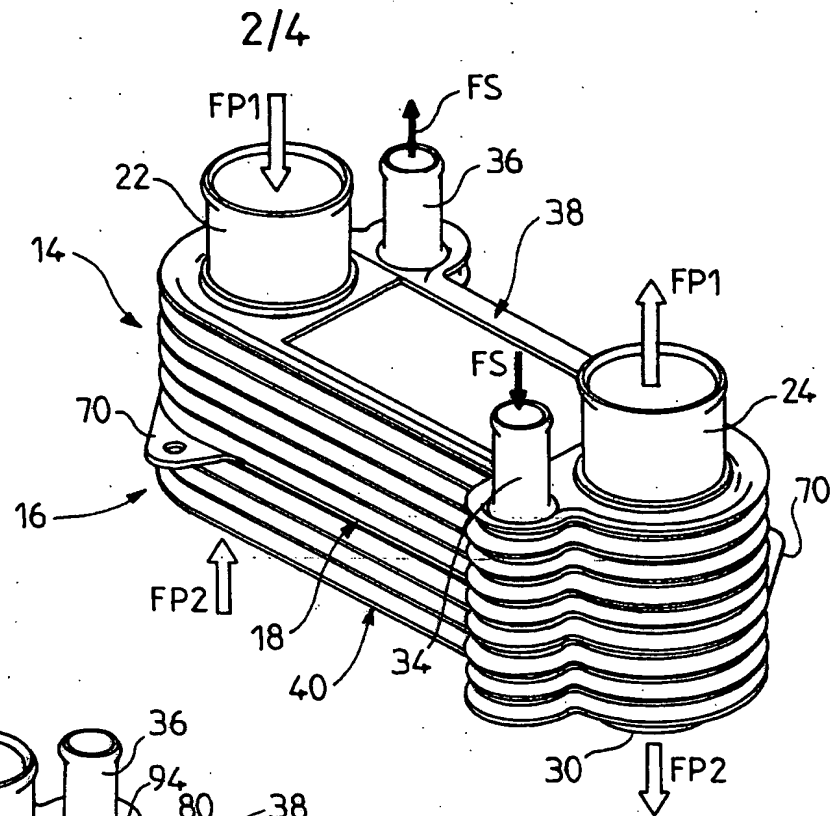


FIG. 6

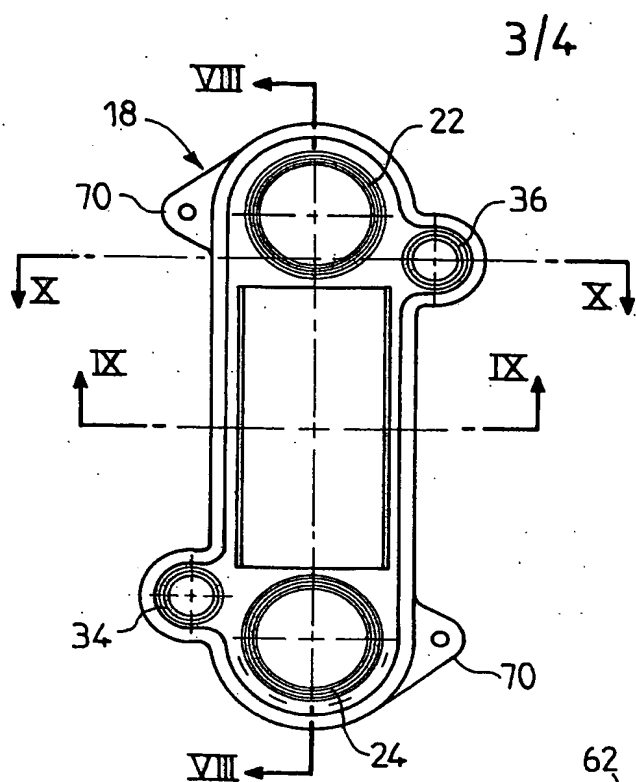
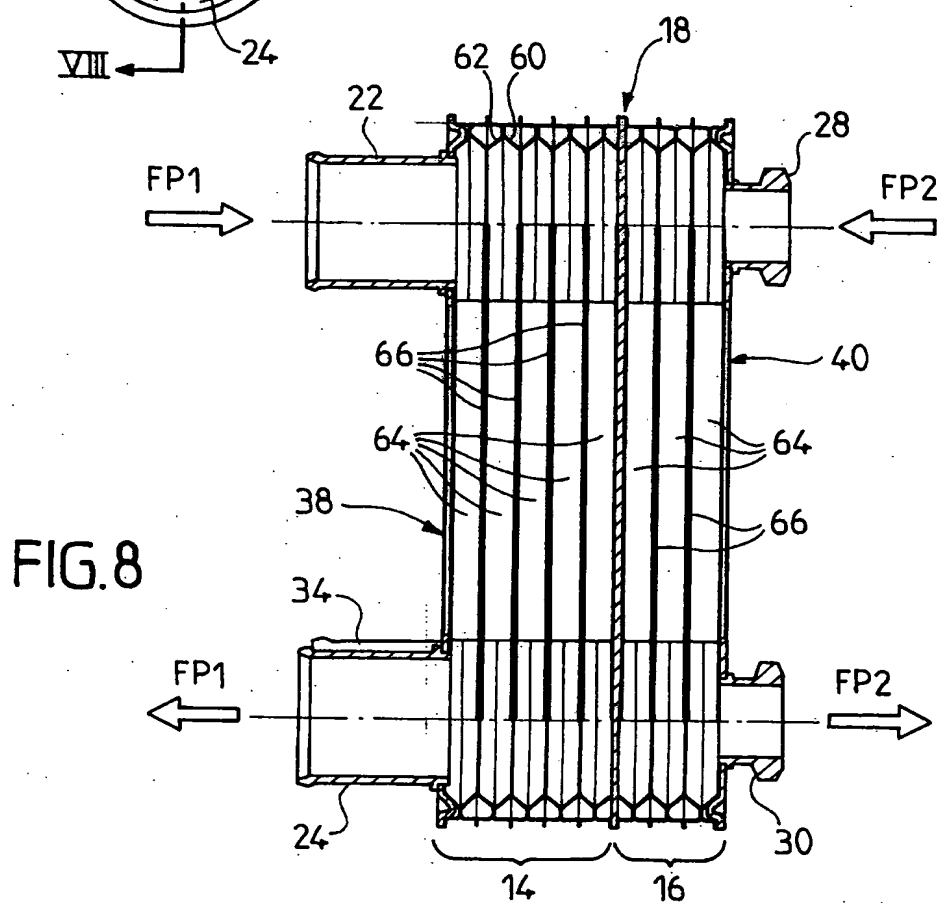


FIG. 7



4/4

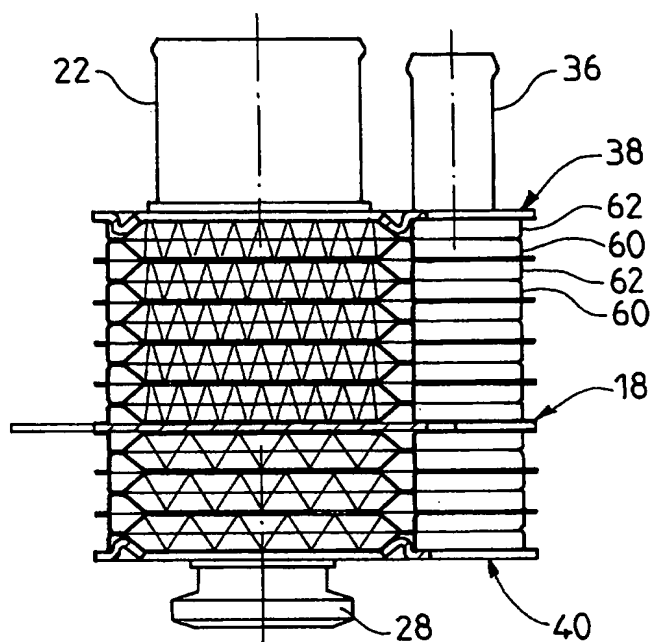


FIG. 9

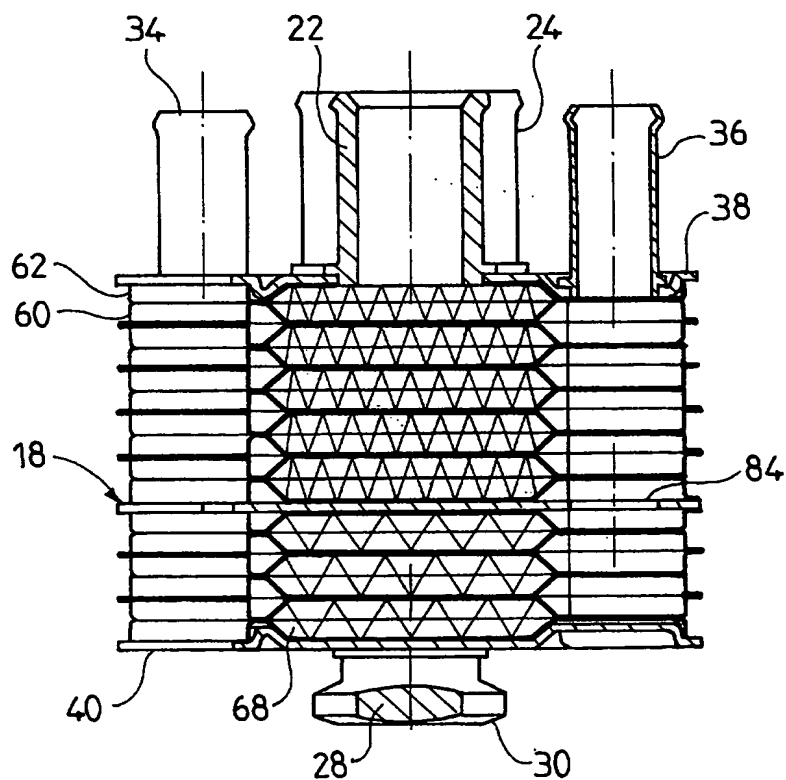


FIG. 10

RAPPORT DE RECHERCHE

articles L.612-14, L.612-17 et R.612-53 à 69 du code de la propriété intellectuelle

OBJET DU RAPPORT DE RECHERCHE

Après l'accomplissement de la procédure prévue par les textes rappelés ci-dessus, le brevet est délivré. L'Institut National de la Propriété Industrielle n'est pas habilité, sauf dans le cas d'absence **manifeste** de nouveauté, à en refuser la délivrance. La validité d'un brevet relève exclusivement de l'appréciation des tribunaux.

L'I.N.P.I. doit toutefois annexer à chaque brevet un "RAPPORT DE RECHERCHE" citant les éléments de l'état de la technique qui peuvent être pris en considération pour apprécier la brevetabilité de l'invention. Ce rapport porte sur les revendications figurant au brevet qui définissent l'objet de l'invention et délimitent l'étendue de la protection.

Après délivrance, l'I.N.P.I. peut, à la requête de toute personne intéressée, formuler un "AVIS DOCUMENTAIRE" sur la base des documents cités dans ce rapport de recherche et de tout autre document que le requérant souhaite voir prendre en considération.

CONDITIONS D'ÉTABLISSEMENT DU PRÉSENT RAPPORT DE RECHERCHE

- ☐ Le demandeur a présenté des observations en réponse au rapport de recherche préliminaire.
- ☐ Le demandeur a maintenu les revendications.
- ☒ Le demandeur a modifié les revendications.
- ☐ Le demandeur a modifié la description pour en éliminer les éléments qui n' étaient plus en concordance avec les nouvelles revendications.
- ☐ Les tiers ont présenté des observations après publication du rapport de recherche préliminaire.
- ☐ Un rapport de recherche préliminaire complémentaire a été établi.

DOCUMENTS CITÉS DANS LE PRÉSENT RAPPORT DE RECHERCHE

La répartition des documents entre les rubriques 1, 2 et 3 tient compte, le cas échéant, des revendications déposées en dernier lieu et/ou des observations présentées.

- ☒ Les documents énumérés à la rubrique 1 ci-après sont susceptibles d'être pris en considération pour apprécier la brevetabilité de l'invention.
- ☐ Les documents énumérés à la rubrique 2 ci-après illustrent l'arrière-plan technologique général.
- ☐ Les documents énumérés à la rubrique 3 ci-après ont été cités en cours de procédure, mais leur pertinence dépend de la validité des priorités revendiquées.
- ☐ Aucun document n'a été cité en cours de procédure.

| 1.ELEMENTS DE L'ETAT DE LA TECHNIQUE SUSCEPTIBLES D'ETRE PRIS EN CONSIDERATION POUR APPRECIER LA BREVETABILITE DE L'INVENTION | |
|---|-------------------------------------|
| Référence des documents (avec indication, le cas échéant, des parties pertinentes) | Revendications du brevet concernées |
| DE 198 53 455 A (AVL LIST GMBH) 2 juin 1999 (1999-06-02) * le document en entier * | 1 à 14 |
| US 6 142 221 A (JOHANSSON ROGER) 7 novembre 2000 (2000-11-07) * le document en entier * | 1 à 14 |
| PATENT ABSTRACTS OF JAPAN vol. 013, no. 299 (M-847), 11 juillet 1989 (1989-07-11) & JP 01 088099 A (HISAKA WORKS LTD), 3 avril 1989 (1989-04-03) * abrégé * | 1 à 14 |
| PATENT ABSTRACTS OF JAPAN vol. 013, no. 257 (M-837), 14 juin 1989 (1989-06-14) & JP 01 058991 A (HISAKA WORKS LTD), 6 mars 1989 (1989-03-06) * abrégé * | 1 à 14 |
| 2.ELEMENTS DE L'ETAT DE LA TECHNIQUE ILLUSTRANT L'ARRIERE-PLAN TECHNOLOGIQUE GENERAL | |
| NEANT | |
| 3. ELEMENTS DE L'ETAT DE LA TECHNIQUE DONT LA PERTINENCE DEPEND DE LA VALIDITE DES PRIORITES | |
| Référence des documents (avec indication, le cas échéant, des parties pertinentes) | Revendications du brevet concernées |
| NEANT | |

**This Page is Inserted by IFW Indexing and Scanning
Operations and is not part of the Official Record**

BEST AVAILABLE IMAGES

Defective images within this document are accurate representations of the original documents submitted by the applicant.

Defects in the images include but are not limited to the items checked:

- ☐ BLACK BORDERS
- ☐ IMAGE CUT OFF AT TOP, BOTTOM OR SIDES
- ☒ FADED TEXT OR DRAWING
- ☒ BLURRED OR ILLEGIBLE TEXT OR DRAWING
- ☐ SKEWED/SLANTED IMAGES
- ☐ COLOR OR BLACK AND WHITE PHOTOGRAPHS
- ☐ GRAY SCALE DOCUMENTS
- ☒ LINES OR MARKS ON ORIGINAL DOCUMENT
- ☒ REFERENCE(S) OR EXHIBIT(S) SUBMITTED ARE POOR QUALITY
- ☐ OTHER: _____

IMAGES ARE BEST AVAILABLE COPY.

As rescanning these documents will not correct the image problems checked, please do not report these problems to the IFW Image Problem Mailbox.